Translation of Reference (3)

Publication No. 2000-240735
Date of Publication: September 5, 2000

Relevant Portion: [0003]

A planetary gear shaft having a cantilever support structure causes a problem: when a planetary gear or the like is heavily loaded, a planetary gear shaft is bent; as a result, teeth of the gears fail to engage with each other desirably. In view of this, there has been proposed a planetary gear shaft 50 that is formed as a double structure (sleeved planetary gear shaft) comprising a spindle 51 and a sleeve 52 (refer to British Patent No. 1,101,131), as shown in Fig. 9 (a). With this structure, only the spindle 51 is bent even when the planetary gears are heavily loaded, and the sleeve 52 or teeth of a planetary gear 53 are subjected to translational motion, so as to facilitate load distribution.

(19) 日本国特許庁 (JP)

(12) 公開特許公報(A)

(11)特許出職公開番号 特期2000-240735 (P2000-240735A)

				(43)公開日	平成12年9月5日(2000.9.5)
(51) Int.CL*		識別記号	FΙ		テーマニード(参考)
F16H	1/28		F16H	1/28	3 J 0 2 7
B 2 1 D	22/14		B 2 1 D	22/14	z

審査請求 未請求 請求項の数8 OL (全 7 頁)

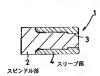
(21)出願番号	特顯平11-39499	(71) 出額人 000001236		
		株式会社小松製作所		
(22) 出順日	平成11年2月18日(1999, 2, 18)	東京都港区赤坂二丁目3番6号		
		(72)発明者 岸井 憲一		
		石川県小松市符律町ツ23 株式会社小松製		
		作所要建工場内		
		(74)代理人 100097755		
		弁理士 井上 勉		
		F ターム(参考) 3J027 FA17 FA36 QC13 GE03 GE07		
		1		

(54) [発明の名称] 遊星歯車装置およびその製造方法

(57)【要約】

【課題】 スピンドル部とスリーブ部の二重構造よりな る遊星歯車軸において、スピンドル部とスリーブ部との 同軸度精度を保証しつつ、加工を容易に行なう。また、 構造を簡素化して加工コストの低減を図る。 【解決手段】 スピンドル部2とスリーブ部4との組付 け後の遊星歯車軸の外径を面一に形成する。また、スピ ンドル部とスリーブ部とを一体物で形成する。

第1実施例に係る遊星歯車軸の断面図



【特許請求の範囲】

【請求項1】 キャリヤに片持ち支持されるとともに、 スピンドル部とスリーブ部の二重構造よりなる遊星衛車 軸を備える遊星歯車装置において、前記スピンドル部と スリーブ部との組付け後の遊星歯車輪の外径を面一に形 成することを特徴とする遊星歯車装置。

【請求項2】 キャリヤに片持ち支持されるとともに、 スピンドル部とスリーブ部の二重構造よりなる遊星協車 軸を備える遊星歯車装置において、前記スピンドル部と スリーブ部とを一体物で形成することを特徴とする遊星 10 歯車装置。

【請求項3】 前記遊星歯車軸に装着される遊星ギヤの 一側面がスラストブッシュを介して前記キャリヤに当接 され、他側面がスラストブッシュを介して前記遊星歯車 軸に止着されるプレートに当接される請求項1または2 に記載の遊星衛車装置。

【請求項4】 前記スピンドル部に径方向に向けて穿設 される潤滑油孔と、前記スリーブ部に径方向に向けて穿 設される潤滑油孔とが同位相にされている請求項1また は2 に記載の遊星歯車装置。

【請求項5】 前記キャリヤと前記スピンドル部との結 合および/または前記スピンドル部と前記スリーブ部と の結合がねじ結合とはめあい結合の組み合わせ結合とさ れている請求項1または2に記載の遊草歯車装置。

【請求項6】 前記スピンドル部を圧入する前記キャリ ヤの圧入孔の周囲にその圧入孔と略同心円状の溝が形成 される請求項1または2に記載の遊星術車装置。 【請求項7】 前記スピンドル部の前記キャリヤへの圧

入後にそのスピンドル部の端面が拘束手段により拘束さ れる請求項1または2に記載の遊星衛車装置。

【請求項8】 請求項2に記載の遊星歯車装置の製造方 法であって、執部とその軸部の先端側に傘状に張り出す 円板状部とよりなる素材を用い、この素材における前記 軸部の基端部側に管状型を被せ、との素材を軸芯周りに 回転させながら、回転ローラにより前記円板状部を前記 輪部側に押し付けて前記遊星歯車軸を成形し、この成形 後に前記管状型を抜き取ることを特徴とする遊星歯車装 置の製造方法。

【発明の詳細な説明】

[00001]

【発明の属する技術分野】本発明は、遊星歯車装置およ びその製造方法に関し、より詳しくはキャリヤに片特ち 支持されるとともに、スピンドル部とスリープ部の二重 構造よりなる遊星歯車軸を備える遊星歯車装置およびそ の製造方法に関するものである。

[0002]

【従来の技術】一般に、遊星歯車装置は、太陽ギヤとそ れに鳴み合う複数個の遊星ギヤとそれら遊星ギヤの周囲 に配されるリングギヤとを備え、遊星ギヤが、固定また

造とされている。この遊星歯車装置としては、装置全体 の小型化を図る観点から、あるいは組付け性の向上を図 る観点から、遊星歯車軸をキャリヤによって片持ち支持 するようにした支持構造のものが多く用いられている。 【0003】ところが、このように遊星歯車軸を片持ち 支持構造にすると、游星ギヤ等に大荷重がかかったとき に遊星歯車軸が撓んでギヤ同士の歯当たりが悪くなると いう不具合を発生することから、図9(a)に示されて いるように、遊星歯車軸50をスピンドル部51とスリ ープ部52の二重構造にしたもの(スリープ式の遊星歯

車輌) が提案されている (英国特許第1, 101, 13 1号明細書参照)。 このような構造にすれば、遊星ギヤ 53が大荷重を受けた場合にもスピンドル部51だけが 撓んでスリーブ部52、言い換えれば遊星ギヤ53の歯 面を平行移動させ、負荷の分担作用を容易に行わせると とができる。

[0004]

【発明が解決しようとする課題】 しかしながら、このス リープ式の遊星歯車軸を有する遊星歯車装置において

は、図9(b) に示されているように、スピンドル部5 1とスリーブ部52とが圧入により結合される構造であ るために、これらスピンドル部51とスリーブ部52と の結合部における同軸度や傾き等にばらつきが生じ、と れによって遊星ギヤの位置不良や傾き等によって噛み合 い不良が発生してしまう。とのため、との遊星衛車軸の 加工精度を保証する上で、スピンドル部51とスリーブ 部52とを結合した後に加工を施すことが行なわれる が、従来構造ではスピンドル部51とスリーブ部52と の外径が異なっていて段付き形状であるために同時加工 30 ができず、加工コストの増大が遊けられないという問題

点がある。 【0005】本発明は、このような問題点を解消するた めになされたもので、第1に、スピンドル部とスリーブ 部との同軸度の精度を保証しつつ、加工を容易に行なっ て加工コストの低減を図ることのできる遊星歯車装置を 提供することを目的とするものである。また、本発明 は、第2に、構造を簡素化して加工コストの低減を図る Cとのできる遊星歯車装置を提供することを目的とする **ものである**

[0006]

【課題を解決するための手段および作用・効果】前記第 1の目的を達成するために、第1発明(請求項1に係る 発明) による遊星像車装置は、キャリヤに片持ち支持さ れるとともに、スピンドル部とスリーブ部の二重構造よ りなる遊星歯車軸を備える遊星歯車装置において、前記 スピンドル部とスリーブ部との組付け後の遊星衛車軸の 外径を面一に形成することを特徴とするものである。 【0007】との第1発明によれば、スピンドル部とス リープ部との組付け後の遊星歯車軸の外径が面一(同一 は回転するキャリヤに避星歯車輌を介して支持される様 50 径) に形成されているので、スピンドル部とスリーブ部 (3)

との組付け後にその外径を同時加工するととができる。 したがって、従来の段付き形状のものに比べて加工の容 易化を図って加工コストの低減を図るととができ、併せ てスピンドル部とスリーブ部の同軸度の精度保証を確実 なものとすることができる。なお、スピンドル部とスリ ーブ部との結合方法としては、圧入、ポルト・ナット結 合、溶接、ねじ結合等のいずれであっても良い。 【0008】また、前記第2の目的を達成するために、 第2発明(請求項2に係る発明)による遊星歯車装置 部とスリーブ部の二重構造よりなる遊星歯車軸を備える

とを一体物で形成することを特徴とするものである。 【0009】との第2発明によれば、スピンドル部とス リーブ部とが一体物で形成されているので、これらスピ ンドル部とスリーブ部とを個別に作製する必要がなくな り、部品点数を削減して構造の簡素化を図ることができ るとともに、スピンドル部とスリーブ部との溶接、圧入 等による結合が不要となり、材料コスト等の削減を図る ととができる。なお、スピンドル部とスリーブ部の一体 20 物の作製方法としては、鍛造、フローフォーミング、切 削加工等のいずれであっても良い。

遊星歯車装置において、前記スピンドル部とスリーブ部

【0010】前記第1発明および第2発明においては、 前記遊星歯車軸に装着される遊星ギヤの--側面がスラス トプッシュを介して前記キャリヤに当接され、他側面が スラストブッシュを介して前記遊星衛車軸に止着される プレートに当接される構造を採用するのが好ましい。と うするととで、遊星ギヤ側面の当接面はその側面全面と なって面圧が小さくなり、耐摩耗性を向上させることが できる。また、従来のように太陽ギヤやリングギヤの面 30 脇に遊星ギヤの当接部となる肩部を別途設ける必要がな くなり、構造簡素化によりコストダウンを図ることがで

【0011】また、前記スピンドル部に径方向に向けて 穿設される測滑油孔と、前記スリープ部に径方向に向け て穿設される潤滑油孔とを同位相にするのが好ましい。 とれにより、スピンドル部の内部からその径方向に穿設 される潤滑油孔を通して淵滑油を吹き出させて、スリー ブ部に穿設される潤滑油孔を通して遊星ギヤ内径部を潤 滑することができる。したがって、従来のようにスリー 40 ブ部にOリングを挿入してスピンドル部とスリーブ部と の間をシールする必要がなくなり、OリングおよびOリ ング溝加工が不要となって構造の簡素化を図ることがで きる。

【0012】前記各発明においてはまた、前記キャリヤ と前記スピンドル部との結合および/または前記スピン ドル部と前記スリーブ部との結合をねじ結合とはめあい 結合の組み合わせ結合とするのが好適である。とうする ことで、ねじ結合部にて結合力を保持させ、 はめあい結 て、従来のような結合のためのボルト・ナットの廃止ま たは圧入もしくは溶接工程の廃止によってより構造を簡 素化するととができ、コストダウンに寄与することがで きる。

【0013】また、前記スピンドル部を圧入する前記キ サリヤの圧入孔の周囲にその圧入孔と路間心円状の満を 形成するのが好ましい。このようにすれば、この溝によ って圧入孔のビーク面圧を低減させてその圧入孔の耐へ たり性を向上させることができる。こうして、スピンド は、キャリヤに片持ち支持されるとともに、スピンドル 10 ル部の外径を小さくしたり、圧入長さを短くすることが でき、装置のコンパクト化によるコストダウンを図るこ とができる。なお、この清は遊星ギヤ側もしくは遊星ギ ヤと反対側のいずれでも効果があり、勿論両側に設ける ととも可能である。

> 【0014】さらに、前記スピンドル部の前記キャリヤ への圧入後にそのスピンドル部の端面を拘束手段により 拘束するようにするのが好ましい。とうすることで、キ ャリヤの圧入孔内でのスピンドル部の変形および傾きを 抑えることができて圧入部の面圧低減を図ることができ る。ととで、この拘束手段としては、ブレートとボルト とによるもの、溶接、ビン止め、ねじ止め等の種々の手 段が採用され得る。

【0015】次に、第3発明(請求項8に係る発明)に よる遊星歯車装置の製造方法は、前記第2発明に係る遊 星歯車装置の製造方法であって、軸部とその軸部の先端 側に金状に隔り出す四板状部とよりなる素材を用い、と の素材における前記軸部の基端部側に管状型を被せ、と の素材を輸芯周りに回転させながら、回転ローラにより 前記円板状部を前記軸部側に押し付けて前記遊星歯車軸 を成形し、この成形後に前記管状型を抜き取ることを特 徴とするものである。

【0016】との第3発明の製造方法においては、ま ず、軸部とその軸部の先端側に乗状に張り出す円板状部 とよりなる素材が例えば鍛造により作製される。次に、 この素材における軸部の基端部側に管状型が被せられ、 次いでその素材を軸芯周りに回転させながら、回転ロー ラにより素材の円板状部がつぶされて軸部側に押し付け られ、この部分がスリーブ部に成形される。そして、こ のスリーブ部の成形後に軸部から管状型を抜き取ること により遊星歯車軸が作製される。本発明の製造方法によ

れば、比較的に簡単な工程により、スピンドル部とスリ ープ部との一体成形物を作製するととができる。 したが って、これらスピンドル部とスリーブ部とを個別に作製 する必要がなくなり、部品点数を削減して構造の簡素化 を図ることができ、またスピンドル部とスリーブ部との 裕接、圧入等による結合が不要となるので、材料コスト 等の削減を図るととができる。

[0017]

【発明の実施の形態】次に、本発明による遊星歯車装置 合部にて芯出し精度を保証させることができる。こうし 50 およびその製造方法の具体的な実施の形態について、図 面を参照しつつ説明する。

[0018]本実施例の遊星組車権1は、キャリヤに片 持ち支持されるスピンドル都とと、このスピンドル郡と 大端の結合部3の箇所でその外周部に圧入結合されるス リープ部4との上銀形造され、スピンドル部2の基礎 部側の外径がスリーブ部4の外径と等しくされている。 こうして、スピンドル部2とスリーブ部4をの組付け後 において遊星組車権権1の外径が面へど形成される。

【0020】このように構成されているので、スピンドル部2とスリープ部4との銀付け後にそれらスピンドル部2とスリープ部4の外径を同時加工することができる。したがって、従来の股付き形状の6の(図9(h)参照)に比べて、スピンドル部2とスリープ部4の同輔精度を出すための外径の加工を容易に行うことができ、加工コストの低減を図ることができる。

[0021] 本実施例においては、スピンドル部2とスリーブ部4とを圧入により結合するものについて説明したが、この圧入による結合方法以外にも、ポルト・ナット結合もしくは溶接もしくはねに結合等のいずれの結合方法を用いても良い。

[0022] (第2実施例) 図2には、本発明の第2実施例に係る遊星歯車装置の断面図が示されている。

【0023】本実施例においては、前記第1実施例の遊 温備車幅1をキャリキ5に片持ち支持するに限して、ス リーブ部名の外周部にペアリング8を介して装着される 遊星ギャ7の一個間を、スラストブッシュ8を介してキャリヤ5に当接させ、他側面をやはワスラストブッシュ 8を介して前記スリーブ4と体接がされるブレト号に当 接きせるように構成されている。なお、前記プレート9 はスナンブリング10によりスリーブ部4に正常されて いる。

【0024】 従来、遊県ギヤの軸方向の闊定手段としては、太陽ギヤおよびリングギヤの両線な遊車ギヤの当接をある原態を設け、これら肩軸に進車ギャを入れるようにした構造が知られているが、とのような方法では 遊里ギャの側面の当たり面積がからいたか面圧が高く、耐難料性が低下するという欠点を付している。これに対して、本実施例の前途の構成によれば、逆星ギャ7側面 40 当後回記その前面全面となって面圧がかるくなり、耐 解析性を向上させるともができる。また、従来のように 太陽ギャやリングギャの両線に肩部を別途設ける必要がなくなり、構造を確実付することができてコストダウンに寄与することができる。

【0025】本実施例においては、前記プレート9をス ナップリング10により固定するものについて説明した が、とのプレート9はスリーブ部とと一体構造としても 良いし、あるいはねじ結合、ボルト・ナット結合、落 様、圧入等の結合方法を担いて開究しても良い。また 遊星ギヤ7の側面にはスラスト荷重を受けるベアリング やブッシュがあっても、本実施例のような荷重支持方法 を適用することができる。

【0026】(第3実統例)図3には、本発明の第3実施例に係る遊星衛車装置の断面図が示されている。

【0027】未実施網は、前定第1ま接網の遊星組車報 1における遊量ギャアの内容部の機構港に関するも方向 である。未実施解においては、スピンドル部2に軽力の の機踏結れ11と、この機器抽孔11に適価する径方向 の機構抽孔12とが容衰され、この径方向の機構抽1 2と、スリーブ部4に経方前に向けて突殺される機管抽

【0028】本実施例においては、スピンドル部2の内 部からそのほ方向の潤滑油だ12を通して潤滑抽を吹き 出させて、スリーが部4の医疗内の潤滑油孔13を返し て遊星ギャ7内経熱が潤滑される。したがって、従来の ようにスリーが縮4とスピンドル部2との門腹豚にのリ シグを挿入して4わらスピンドル部2とスリーが結4と の間をシールする必要がなくなり、0リングおよびのリ

孔13とが同位相にされている。

【0029】(第4実施例)図4には、本発明の第4実施例に係る遊星歯車装置の断面図が示されている。

【0030】従来の漁量権車権においては、スピンドル 部とスリーブ部4とがおしたより結合された様葉とさ れている。ところが、このようなおも様葉のみでは し い精度のばらつきなよってスピンドル部2の位置精度候 歴が担関を場合かるる。これを考慮し、本実施的では、 キャリサも5とスピンドル部20位置も方式として、ねじ

【0031】本実施例によれば、ねじ結合部14化て結合力を保持させ、はめめい結合部15化で広比し精度を確定させることができる。こうして、従来のような結合のためのボルト・ナットを隠止することができ、または圧入もしくは裕定工程を廃止することができ、これによって構造をより間まれたすることができ、コストダウンに寄与することができる。

【0032】(第5実施例)図5には、本発明の第5実施例に係る遊星歯車軸の断面図が示されている。

【0033】前配第1実施例乃至第4実施例においては、スピンドル部2とスリーブ部4とを結合させた構造にしたが、本実施例においては、遵星儘車軸20をスピンドル部21とスリーブ部22との一体物で形成している。

良いし、あるいはねじ結合、ボルト・ナット結合、溶 【0034】とのような一体物の遊星歯車軸20は次の 接、圧入等の結合方法を用いて固定しても良い。また、 50 ようなフローフォーミング加工によって作製される。す

なわち、まず図6(a)に示されるような、軸部23と その軸部23の先端側に傘状に張り出す円板状部24と よりなる素材25が例えば鍛造により作製される。次 に. 図6 (b) (c) に示されるように、前記素材25 における軸部23の基端部側に管状型26を被せ、次い でその素材25を軸芯周りに回転させながら、本実施例 では3個の回転ローラ27により素材25の円板状部2 4をつぶして軸部23側に押し付けるように相対移動さ せる。こうして、この四板状部2.4が軸部2.3個に押し 付けられると、この押し付けられた部分がスリーブ部2 10 2になる。この後、軸部23から管状型26を抜き取る ととにより遊星歯車軸20の作製が完了する。

[0035] 本実施例の遊星歯車軸構造によれば、スピ ンドル部21とスリーブ部22とが一体物で形成されて いるので、これらスピンドル部21とスリーブ部22と を個別に作製する必要がなくなり、部品点数を削減して 構造の簡素化を図るととができる。また、スピンドル部 とスリーブ部との溶接、圧入等による結合が不要となる ので、材料コスト等の削減を図ることができる。

加工によるものを説明したが、本実施例の遊星歯車軸 は、その他、鍛造によって作製することもできるし、あ るいは切削加工によりスピンドル部とスリープ部との間 にリング状の穴あけ加工を施すことによりを作製すると ともできる。

[0037] (第6実施例) 図7には、本発明の第6実 施例に係る遊星歯車装置の断面図(a)および(a)の A矢視図(b)が示されている。

[0038] 本実施例においては、キャリヤ5に対して スピンドル部28を圧入する際にその圧入穴29の面圧 30 が高くなることに鑑み、この圧入孔29の周囲であって 遊星ギヤ7 側とその反対側とにその圧入孔29と略同心 円状の溝30を形成したものである。

【0039】本実施例によれば、キャリヤ5に形成され ている溝30によって圧入孔29のビーク面圧を低減さ せてその圧入孔29の耐へたり性を向上させることがで きる。したがって、スピンドル部28の外径を小さくし たり、あるいは圧入長さを短くすることができるので、 装置のコンパクト化に寄与することができる。なお、こ の溝30は遊星ギヤ側のみであっても、遊星ギヤと反対 40 の断面図である。 側のみであっても所望の効果を奏するものである。ま た、この溝30の形状は必ずしも円形に限る必要はな 64.

【0040】(第7実施例)図8には、本発明の第7実 施例に係る遊星衛車装置の断面図(a)および(a)の B矢視図(b)が示されている。

【0041】本実施例は、前記第6実施例と同様、スピ ンドル部28の圧入穴29の面圧を低減させるための構 造に関するものであって、スピンドル部28のキャリヤ 5への圧入後にそのスピンドル部28の縮面をブレート 50 す図である。

31とボルト32とよりなる拘束手段により拘束するよ うに機成したものである。このようにすれば、キャリヤ 5の圧入孔29内でのスピンドル部28の変形および傾 きを抑えることができるので、圧入孔9の面圧を低減す るととができる。

【0042】本実施例では、各スピンドル部毎に1枚の プレート31を取り付けるものとしたが、複数のスピン ドル部に対して1枚のブレートを取り付けるようにして も良い。また、本実施例のようなプレートとボルトとに よる拘束手段のほか、スピンドル部をキャリヤに溶接し たり、ピン止めやねじ止め等種々の拘束手段を採用する ととも可能である。

【0043】また、前記第6実施例の手段と前記第7実 施例の手段とを併用することもでき、これによって圧入 孔の面圧低減効果をより高めることができる。

【0044】前述の説明において、第2実施例、第3実 施例および第4実施例については、第1実施例に記載の スピンドル部とスリーブ部の外径を同一にした遊星歯車 軸の構造のもので説明したが、とれら第2実施例~第4 【0036】本実施例においては、フローフォーミング 20 実施例の構造は、第5実施例に記載のスピンドル部とス リーブ部とを一体構造にした遊星歯車軸の構造のものに も適用することができる。また、第6実施例および第7 実施例については、従来例のようなスピンドル部とスリ ープ部が分割で圧入結合タイプで、かつスピンドル部と スリーブ部が段付き形状で説明したが、第5実施例に記 載のスピンドル部とスリーブ部とを一体構造にした遊星 歯車軸の構造でも適用できるし、第1実施例に記載のス ビンドル部とスリーブ部の外径を同一にした遊星歯車軸 の構造ものにも適用することができる。

> 【図面の館単な説明】 【図1】図1は、本発明の第1実施例に係る遊星態車軸 の断面図である。

[図2] 図2は、本発明の第2実施例に係る遊星歯車装 置の断面図である。

【図3】図3は、本発明の第3実施例に係る遊星歯車装 置の断面図である。

【図4】図4は、本発明の第4実施例に係る遊星衛車装 置の斯面図である。

【図5】図5は、本発明の第5実施例に係る遊星歯車軸

【図6】図6は、本発明の第5 実施例の遊星歯車軸の製 造工程説明図である。

【図7】図7は、本発明の第6実施例に係る遊星歯車装 置の断面図 (a) および (a) のA矢視図 (b) であ

【図8】図8は、本発明の第7実施例に係る遊星歯車装 置の断面図 (a) および (a) のB矢視図 (b) であ

【図9】図9は、従来のスリーブ式遊星歯車軸構造を示

(5)

@010/012

	(6)	特開2000-240735	
9		10	
【符号の説明】	* 14	ねじ結合部	
I, 20 遊星歯車軸	15	はめあい結合部	
2,21,28 スピンドル部	23	軸部	
3 結合部	24	円板状部	
4.22 スリープ部	2 5	素材	
5 キャリヤ	26	臂状型	
7 遊星ギヤ	2 7	回転ローラ	
8 スラストブッシュ	29	圧入孔	
9 プレート	3 0	滞	
10 スナップリング	10 31	プレート	
11.12.13 潤滑抽孔	* 32	ポルト	
[2]1]		[図2]	
第1 実施例に係る遊星極車軸の駅面図	第2実施例に係る数星協車装置の断面図		
3 2 スピンドル機 スリーブ版	ች ቀህ ጎ	5	
[國3]		[図4]	
第3実施例に係る遊星歯車装置の新面図	第4実施例に係る遊星極車装置の斬面図		
6 8 0			

8 222

ない場合部 15 万 はのあい総合部

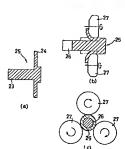
[図5]

第5実施例に係る遊星線車軸の断面図



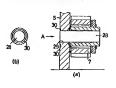
[図6]

第5実施例に係る遊星歯車軸の製造工程説明図



[図7]

第6実施例に係る遊星廟車装置の断面図 (a) および (a) のA矢視図 (b)



[図8]

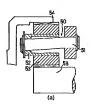
第7実施例に係る遊星網車装置の断面図 (a) および (a) のA矢視図 (b)





[図9]

従来のスリープ式遊星歯車軸構造を示す図





1/1 ページ

Searching PAJ

PATENT ABSTRACTS OF JAPAN

(11)Publication number: (43)Date of publication of application: 05.09,2000

2000-240735

(51)int.Cl.

F16H 1/28 B21D 22/14

(21)Application number: 11-039499

(22)Date of filing: 18.02.1999 (71)Applicant: (72)Inventor:

KOMATSU LTD KISHII KENICHI

(54) EPICYCLIC GEAR DEVICE AND MANUFACTURE THEREOF

(57)Abstract:

PROBLEM TO BE SOLVED: To lower the cost while facilitating the working by forming outer diameter of an epicyclic gear shaft equal over the whole thereof after assembling a spindle part and a sleeve part in the gear shaft,

SOLUTION; An epicyclic gear shaft 1 is formed into the double structure of a spindle part 2 and a sleeve part 4 to be pressed into the peripheral part of a bonding part of the gear shaft 1 and the spindle part 2, and outline of the spindle part 2 at the base end side thereof is formed equal to the outer diameter of the sleeve part 4. After assembling the spindle part 2 and the sleeve part 4, the outer diameter of the epicyclic gear shaft 1 is formed into the same surface. The outer diameter of the spindle part 2 and the sleeve part 4 can be worked at the same time after assembling the spindle part 2 and the sleeve part 4. Consequently, in comparison with a conventional device with step, working of the outer diameter for concentrical accuracy of the spindle part 2 and the sleeve part 4 is facilitated, and the working cost can be lowered.

